This Page Is Inserted by IFW Operations and is not a part of the Official Record

BEST AVAILABLE IMAGES

Defective images within this document are accurate representations of the original documents submitted by the applicant.

Defects in the images may include (but are not limited to):

- BLACK BORDERS
- TEXT CUT OFF AT TOP, BOTTOM OR SIDES
- FADED TEXT
- ILLEGIBLE TEXT
- SKEWED/SLANTED IMAGES
- COLORED PHOTOS
- BLACK OR VERY BLACK AND WHITE DARK PHOTOS
- GRAY SCALE DOCUMENTS

IMAGES ARE BEST AVAILABLE COPY.

As rescanning documents will not correct images, please do not report the images to the Image Problem Mailbox.

PATENT ABSTRACTS OF JAPAN

(11)Publication number:

63-149888

(43)Date of publication of application: 22.06.1988

(51)Int.CI.

G11B 21/21

(21)Application number: 61-296100

(71)Applicant: NIPPON TELEGR & TELEPH CORP

(22)Date of filing:

12.12.1986

(72)Inventor: OKUBO TOSHIBUMI

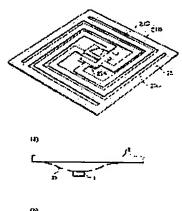
KOSHIMOTO YASUHIRO HAYASHI TAKEFUMI

(54) FLOATING HEAD SLIDER SUPPORT MECHANISM

(57)Abstract:

PURPOSE: To reduce an equivalent mass and to enhance a following characteristic by constituting a gimbal of a central part supporting a head slider, a peripheral part supported by an arm part and a spiral spring part.

CONSTITUTION: The gimbal part 23 is constituted of the central part 23A supporting the floating head slider 1, the peripheral part 23B supported by the arm part 5 of a magnetic head position mechanism and the spirally extending elastic spring 23C. When the slider 1 is not loaded, the gimbal part 23 protrudes externally of the surface of the arm part 5, at the time of an operation, it abuts against a medium 4 and is pressed back and a loading force is applied to the slider 1. Accordingly, the equivalent mass can be remarkably reduced with a simple constitution provided with a support mechanism and a load mechanism. A set interval to the recording medium can be completely taken and the fluctuation in the quantity of floating can be reduced.





LEGAL STATUS

[Date of request for examination]

[Date of sending the examiner's decision of rejection]

[Kind of final disposal of application other than the examiner's decision of rejection or application converted registration]

[Date of final disposal for application]

[Patent number]

[Date of registration]

[Number of appeal against examiner's decision of rejection]

[Date of requesting appeal against examiner's decision of rejection]

[Date of extinction of right]

19日本国特許庁(JP)

⑪特許出願公開

⑩ 公 開 特 許 公 報 (A)

昭63-149888

@Int.Cl.4

19代理人

識別記号

庁内整理番号

砂公開 昭和63年(1988) 6月22日

G 11 B 21/21

A - 7520 - 5D

審査請求 未請求 発明の数 1 (全7頁)

❷発明の名称 浮動ヘッドスライダ支持機構

②特 期 昭61-296100

②出 頭 昭61(1986)12月12日

⑩発明者 大久保 俊文

東京都武蔵野市緑町3丁目9番11号 日本電信電話株式会

社電子機構技術研究所內

⑩発 明 者 越 本 泰 弘

東京都武蔵野市緑町3丁目9番11号 日本電信電話株式会

社電子機構技術研究所内

70発明者 林 武

東京都武蔵野市緑町3丁目9番11号 日本電信電話株式会

社電子機構技術研究所内

②出 願 人 日本電信電話株式会社

弁理士 澤井 敬史

女

東京都千代田区内幸町1丁目1番6号

明細音

1. 発明の名称 浮動ヘッドスライダ支持機構

2. 特許請求の範囲

- (1) 磁気ヘッド位置決め機構のアーム部に支持されて、浮動ヘッドスライダをジンパル支持するための浮動ヘッドスライダを見機構にして、少なも1枚の弾性板を有する弾性支持手段を具備し、上記弾性板は、上記浮動ヘッドスライダを支持する中央部と、上記アーム部に支持される周辺部と、上記中央部から上記周辺部に渦巻状に延びる弾性渦巻ばね部とを有し、該弾性渦巻ばね部により上記浮動ヘッドスライダがジンパル支持されることを特徴とする浮動ヘッドスライダ支持機構。
- (2) 上記弾性支持手段の上記弾性板は、複数の弾性渦巻ばね部を有し、それら弾性渦巻ばね部は、上記中央部に対して点対称のパターンを形成していることを特徴とする特許請求の範囲第(1)項記載

の浮動ヘッドスライダ支持機構。

- (3) 上記弾性支持手段の上記弾性板は、矩形であり、且つ、複数の弾性渦巻ばね部を有し、それら複数の弾性渦巻ばね部の各々は、上記矩形弾性板の各辺にほぼ平行に延びる少なくとも4つの部分を有していることを特徴とする特許請求の範囲第(1)項または第(2)項記載の浮動ヘッドスライダ支持機構。
- (4) 上記弾性支持手段は、全体として凸状の単一の弾性板から構成され、上記浮動ヘッドスライダは、上記単一の弾性板の上記中央部の凸面側に支持されることを特徴とする特許請求の範囲第(1)項から第(3)項までのいずれか1項記載の浮動ヘッドスライダ支持機構。
- (5) 上記弾性支持手段は、全体として凸状の2枚の弾性板から構成され、それら2枚の凸状の弾性板は、凹面側が対向するように重ねられ、各凸状の

弾性板の上記中央部の少なくとも一方の凹面側には、他方の弾性板の上記中央部に当接する突起部が設けられていることを特徴とする特許請求の範囲第(1)項から第(3)項までのいずれか1項記載の浮動へッドスライグ支持機構。

(6) 上記弾性支持手段は、全体として凸状の複数の弾性板から構成され、上記複数の弾性板は、そろばん玉のように1対ずつ凹面側が対向するように重ねられて連結して構成されており、各1対の凸状の弾性板の上記中央部の少なくとも一方の凹面側には、他方の弾性板の上記中央部に当接する突起部が設けられていることを特徴とする特許請求の範囲第(1)項から第(3)項までのいずれか1項記載の浮動へアドスライグ支持機構。

(7) 上記1対の凸状の弾性板の各々の上記中央部の凹面側には、他方の弾性板の上記中央部に向かって突出する突起部が設けられ、それら突起部が 互いに当接していることを特徴とする特許論求の 範囲第(5)項または第(6)項記載の浮動ヘッドスライ ダ支持機構。

3. 発明の詳細な説明

産業上の利用分野

本発明は、浮動ヘッドスライグの支持機構に関するものであり、更に詳述するならば、高密度の 磁気記録を行う磁気ディスク装置用浮動ヘッドス ライダの支持機構に関するものである。

従来の技術

磁気ディスク装置用の浮動ヘッドスライダは、高速回転する磁気記録媒体に連れまわる気体(空気)の粘性流を、スライダ気体軸受と磁気記録媒体との間に形成される楔状の隙間に導入し、発生する流体力学的圧力(浮上力)と浮動ヘッドスライダの支持機構を介して負荷される押圧力とを釣り合わせて、サブミクロンの気体膜を介して電磁変換部を磁気記録媒体上に位置付ける機構である。記録密度を向上させて、コンパクトで大容量の磁

気ディスク装置を実現するには、上記磁気へッド (電磁変換部)と磁気記録媒体との浮上隙間を一 定値に安定させ、しかも上記隙間をできる限り微 小化する必要がある。

このような浮動へッドスライダの磁気記録媒体 に対する追従性を十分確保し、機構としての信頼 性を向上させるには、スライダのピッチング、ローリングおよび磁気記録媒体の面外方向の並進運動を防げない範囲でできる限り低いジンバル剛性と、所定の荷重をスライダの所定位置に正確に負荷する機能とが、浮動ヘッドスライダの支持機構に要求される。

第6図は、従来の浮動ヘッドスライダ支持機構の斜視図を示す。また、第7図は、第6図の浮動ヘッドスライダ支持機構の動作を説明するための図である。

図示の浮動へッドスライダ支持機構 2・は、磁気記録媒体 4 に対向するように、電磁変換部(磁気へッド)を搭載する浮動へッドスライダ 1 を支持している。スライダ 1 には、該スライダのピッチング及びローリングに対して可換性を有するごは、エンポス状突起部211 が形成されている。ジンバル部21には、スライダ 1 に一定の負荷力を加えるロードビーム部22の一端が連結されている。ロードビーム部22は、領性を有するばね部221 及び比

較的関性の高い梁部222 を鍛えている。ロードビーム部22の他嬉は、スペーサ 3 に接続している。

従来の浮動ヘッドスライダ支持機構のジンパル 部21では、磁気記録媒体 4 の面内方向の支持関性 を高めると同時に、スライダ1 の運動を妨げない ように、ピッチング及びローリング支持関性を十 分小さくする必要がある。したがって、ジンパル 部21の大きさをスライダ1 に対して相対的に小さ くしている。また、ジンパル部21とスライダ1と の接合部以外の部分がスライダ1 に接触してその 運動に影響を与えないように、ジンパル部21には 二次元的な折り曲げ加工が締されている。

ところで、浮動ヘッドスライダの磁気記録媒体に対する追従性を向上させて安定した記録及び再生動作を実現するとともに、磁気記録媒体との接触による相互損傷を低減するには、スライダの寸法、特にスライダの長さを短縮すること及び支持機構を含めた浮動ヘッドスライダ機構の等価質量を低減することが有効な手段であることがよく知られている。しかしながら、従来の浮動ヘッドス

ライダ支持機構では、ジンバル部の作製を複雑な 機械加工に依っているため、小形化には限界があ る。また、支持機構が小形化されることにより相 対的にピッチング、ローリングなどのジンバル支 持剛性が増大し、スライダの磁気配録媒体への追 従性を阻害するという問題点があった。

発明が解決しようとする問題点

以上のように、従来の浮動へッドスライダ支持 機構では、ジンバル部の小形化には限界があり、 またジンバル部を小形化したとしても、スライダ の磁気記録媒体への追従性が阻害されるという問 題点があった。

また、従来の浮動ヘッドスライダ支持機構では、ロードピーム部の質量および並進剛性の低減には 必然的に限界があり、磁気記録媒体に対して追従 性の高い小形浮動ヘッドスライダを搭載し得るよ うな支持機構の実現は困難であるという問題があ った。

そこで、本発明は、小形スライダに対しても十分な面内強度と十分低いピッチングおよびローリング剛性を有し、等価質量が小さく追従性の高い 浮動ヘッドスライダを実現し得る支持機構を提供 せんとするものである。

また、本発明は、小形で薄形のスライダの運動 を阻客しないような十分低いジンパル剛性を実現 するとともに、スライダ支持機構と磁気記録媒体 との設定間隔を十分とれる浮動ヘッドスライダ支 持機構を提供せんとするものである。

問題点を解決する手段

本発明の1つの実施態様においては、上記弾性 支持手段の上記弾性板は、複数の弾性渦巻ばね部 を有し、それら弾性渦巻ばね部は、上記中央部に 対して点対称のパターンを形成している。 更に具 体的には、上記弾性板は、矩形であり、また、複 数の弾性渦巻はね部の各々は、上記矩形弾性板の 各辺にほぼ平行に延びる少なくとも4つの部分を 有している。

更に、本発明の好ましい1つの態様においては、 上記弾性支持手段は、全体として凸状の単一の弾 性板から構成され、上記浮動ヘッドスライダは、 上記単一の弾性板の上記中央部の凸面側に支持さ れる。

また、本発明の好ましい別の1つの趣様においては、上記弾性支持手段は、全体として凸状の2 牧の弾性板から構成され、それら2枚の凸状の弾 性板は、凹面側が対向するように重ねられ、各凸 状の弾性板の上記中央部の少なくとも一方の凹面 側には、他方の弾性板の上記中央部に当接する突 起部が設けられている。

更に別の本発明の好ましい1つの態様においては、上記弾性支持手段は、全体として凸状の複数の弾性板から構成され、上記複数の弾性板は、そろばん玉のように1対ずつ凹面側が対向するように重ねられて連結して構成されており、各1対の

グ及びローリング運動に関してジンパル関性を十 分低減することができる。したがって、スライダ 負荷機構を別途設ける必要がなく、等価質量が低 く追従性の高い浮動ヘッド機構を実現することが できる。

実施例

以下添付図面を参照して、本発明の浮動ヘッド

凸状の弾性板の上記中央部の少なくとも一方の凹面側には、他方の弾性板の上記中央部に当接する 突起部が設けられている。

上記2つの実施態様において、上記1対の凸状の弾性板の各々の上記中央部の凹面側に、他方の弾性板の上記中央部に向かって突出する突起部が 設けられ、それら突起部が互いに当接するように してもよい。

作用

このように、本発明の浮動ヘッドスライダ支持 機構では、浮動ヘッドスライダを弾性支持するジンパル部を、渦巻状にスリットを設けた弾性板で 構成し、スライダをその弾性板の中央で支持して いる。このように渦巻状にスリットを設けた弾性 板を、以下「渦巻状さらばね」と称する。

本発明では、その渦巻状さらばねの弾性変形を 利用してスライダに負荷力を与える構成をとって いる。そして、このような渦巻状さらばねは、面 内剛性を確保すると同時に、スライダのピッチン

スライダ支持機構の実施例を説明する。

第1図は、本発明の浮動ヘッドスライダ支持機構の第1の実施例を示す斜視図である。また、第2図(a)及び第2図(b)は、第1図の浮動ヘッドスライダ支持機構の動作原理を説明するための図である。

図示の浮動へッドスライダ支持機構のジンバル ## 23 は、浮動へッドスライダ1を支持する中央部 23 A と、磁気へッド位置決め機構のエーム部 5 に 支持される周辺部23 B と、中央部23 A から周辺部 23 B へ四方に渦巻状に延在してなる複数の弾性帯 板すなわち弾性渦巻ばね23 C とを有する渦巻 表 らばねで構成されている。本実施例では、渦巻建 さらばね23 は、矩形をしており、それぞれの弾性 さらばね23 C は、点対称に配置され、且つ、各項 矩形の渦巻状さらばね23の各辺に平行な4つの直 線部分からなっている。

しかしながら、曲線によって渦巻状のジンパル 部を構成しても、また全体の形状を非対称として 渦巻状のジンパル部を構成してもよい。 また、本実施例では、スライダ1を4重の渦巻き状に、即ち、4本の弾性渦巻ばね23 Cで支持されるように示しているが、弾性渦巻ばねの本数は4本に限定されない。このような渦巻状さらばねは、例えば弾性板の一部をエッチング等の手法で渦巻状に削除して得られる。

さらにジンバル部23は、スライダーが負荷されない状態ではヘッド位置決め機構のアーム部5の面外に突出している(第2図(a))。作動状態では第2図凹に示すように、スライダーは磁気記録媒体4に当接して上記変形分だけ押し戻され、スライダーに負荷力が加わるようになっている。

上述のような構成をとることにより、ジンパル 部はスライダに対して、支持機能ばかりでなく負 荷機能をも備えることになる。こうして、支持機 機がシンプルとなり等価質量の大幅な低減が可能 となる。

第3図は、本発明の浮動へッドスライダ支持 機構の第2の実施例を示す斜視図である。また第 4図及び第5図は、第3図の浮動へッドスライダ 支持機構の動作を説明するための図である。

図示の浮動ヘッドスライダ支持機構は、第1の部材23及び第2の部材23'を備えている。2つの部材23、23'は、それぞれ第1の実施例のジンパル部と同じ機成すなわち渦巻状さらばねで構成されている。第1の部材23の凸面側には、スライダ1が搭載されている。2つの部材は、そろばん玉のように1対ずつ逆向きに合わせられて、すなわち凹面が対向するように連結されている。

第4図に示す第2の実施例では、部材23、23 の凹面側の中央部に形成されたエンポス状突起部211の先端部が互いに当接するように対向しており、スライダ1の接合部がヘッド位置決め機構のアーム部5の面外に突出している。本実施例では、スライダ1に直接接合される第1の部材23(ジンバル部)は、スライグの支持機能と負荷機能との両機能を備えており、背面からエンポス状突起部211を介して第1の部材23に接合される第2の部材23 (もちろんこれにはジンバル機能はない)は、スライダ1に対して補助的な負荷機能のみを

有する。

第5図には、エンポス状突起部211を上記第2の部材23'のみに形成した第2の実施例の変形例を示す。スライダ1が小形化されるにしたがい、ジンバル部のスライダ接合部に適切な大きさのエンポス状突起部を形成するのは困難となる。しかしながら、第2の部材に形成するエンポス状突起的大きくても、第1の部材と第2の部材との接触部分は微小となるので、荷重の負荷点位置を比較的正確に規定することができる。

このように、渦巻状さらばねをそろばん玉のように1対ずつ逆向きに対向させることにより、より低い面外剛性が得られる。従って、第1の実施例において所望の押圧荷重が得られない場合には本実統例の機成が有効となる。

本実施例では、2つの渦巻状さらばねを重ねた例を示したが、複数の渦巻状さらばねをそろばん 玉のように1対ずつ逆向きに対向させれば、さらに面外剛性を大幅に低下させることが可能となる。 また、相当数の渦巻状さらばねをそろばん玉のよ うに1対ずつ逆向きに対向させれば、スライダ支持機構と磁気記録媒体との設定間隔を十分とれる ことになる。

発明の効果

以上説明したように、本発明の浮動へッドスライダ支持機構では、渦巻状さらばねで構成されるジンパル部が支持機能ばかりでなく負荷機能をも 備えており、等価質量が低く追従性の高い浮動へッド機構を実現することができる。

また、複数の渦巻状さらばねをそろばん玉のように重ねた構成をとれば、スライダ支持機構と磁 気記録媒体との設定間隔を十分とることができ、 浮上量変動の少ない浮動ヘッドスライダ機構を実 現することができる。

4. 図面の簡単な説明

第1図は、本発明の浮動ヘッドスライダ支持機構の第1の実施例の斜視図であり、

第2図(a)及び第2図(b)は、第1の実施

巻状さらばね

谣

例の動作を説明するための図であり、

第3図は、本発明の第2の実施例を示す斜視図 であり、

第4図および第5図は、第2の実施例の動作を 説明するための図であり、

第6図は、従来の浮動ヘッドスライダ支持機構の斜視図であり、

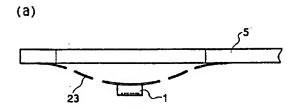
第7図は、従来の浮動ヘッドスライダの支持機 構の動作を説明するための図である。

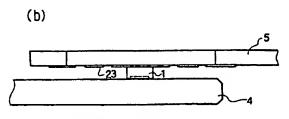
(主な参照番号)

- 1・・浮動ヘッドスライダ、
- 2・・浮動ヘッドスライダ支持機構、
- 3・・スペーサ、 4・・磁気記録媒体、
- 5・・ヘッド位置決め機構のアーム部
- 21・・ジンパル部、
- 22・・ロードビーム部、
- 23・・渦巻状さらばね、
- 211・・エンポス状突起部、
- 221・・ばね部、 222・・梁部

特許出願人 日本電信電話株式会社代 理 人 并 理 士 新 居 正 彦

第2図





- 1 … 浮動ヘッドスライダ
- 4 磁気記録媒体
 - 5… アーム 部
- 23… 渦巻状 さらばね

